

Differential with a preloaded lock-up clutch independent of the tooth pressure

Patent number: DE3402918
Publication date: 1985-02-21
Inventor: BOLL WOLF DR
Applicant: DAIMLER BENZ AG
Classification:
- international: (IPC1-7): F16H1/44; B60K17/20
- european: F16H1/44
Application number: DE19843402918 19840128
Priority number(s): DE19843402918 19840128

Report a data error here

Abstract of DE3402918

A differential is provided with a lock-up clutch which is arranged in a differential case, in which at least one differential gear wheel is rotatably mounted, and connects an output gear wheel meshing with the differential gear wheel to the differential case by means of a friction-plate assembly which is clamped in between two pressure plates, one of which is fixed relative to the differential case and the other is displaceable, again relative to the differential case, under the action of resilient preloading means towards the friction-plate assembly along an axis of rotation of the differential coinciding with the axis of the input gear wheel. In order to build up an increasing lock-up effect with time in the case of compensating movements, a thermally insulating intermediate plate is arranged between each pressure plate and the friction-plate assembly.

Data supplied from the **esp@cenet** database - Worldwide

THIS PAGE BLANK (USPTO)



21 Aktenzeichen: P 34 02 918.4-12
22 Anmeldetag: 28. 1. 84
43 Offenlegungstag: —
45 Veröffentlichungstag
der Patenterteilung: 21. 2. 85

DE 3402918 C1

Innerhalb von 3 Monaten nach Veröffentlichung der Erteilung kann Einspruch erhoben werden

73 Patentinhaber:
Daimler-Benz AG, 7000 Stuttgart, DE

72 Erfinder:
Boll, Wolf, Dr., 7056 Weinstadt, DE

56 Im Prüfungsverfahren entgegengehaltene
Druckschriften nach § 44 PatG:

DE-OS 30 22 951
DE-OS 23 18 645
GB 5 08 159

Behördeneigentum

54 Differentialgetriebe mit einer vom Zahndruck unabhängigen vorgespannten Sperrkupplung

Ein Differentialgetriebe ist mit einer Sperrkupplung versehen, die in einem wenigstens ein Ausgleichszahnrad drehbar lagernden Differentialgetriebegehäuse angeordnet ist und ein mit dem Ausgleichszahnrad kämmendes Abtriebszahnrad mit dem Differentialgetriebegehäuse mittels eines Reibscheibenpaketes verbindet, das zwischen zwei Druckscheiben eingespannt ist, von denen jeweils relativ zum Differentialgetriebegehäuse die eine Druckscheibe bewegungsfest und die andere Druckscheibe in der auf das Reibscheibenpaket weisenden Richtung einer mit der Achse des Antriebszahnrades zusammenfallenden Getriebedrehachse unter der Wirkung von federnden Vorspannmitteln verlagerbar angeordnet ist. Um bei Ausgleichsbewegungen mit zunehmender Zeit eine zunehmende Sperrwirkung aufzubauen, ist zwischen jeder Druckscheibe und dem Reibscheibenpaket eine wärmeisolierende Zwischenscheibe angeordnet.

DE 3402918 C1

Patentansprüche:

1. Differentialgetriebe mit einer Sperrkupplung, die in einem wenigstens ein Ausgleichszahnrad drehbar lagernden Differentialgetriebegehäuse angeordnet ist und ein mit dem Ausgleichszahnrad kämmendes Abtriebszahnrad mit dem Differentialgetriebegehäuse mittels eines Reibscheibenpaketes verbunden, das zwischen zwei Druckscheiben eingespannt ist, von denen jeweils relativ zum Differentialgetriebegehäuse die eine Druckscheibe bewegungsfest und die andere Druckscheibe in der auf das Reibscheibenpaket weisenden Richtung einer mit der Achse des Antriebszahnrades zusammenfallenden Getriebedrehachse unter der Wirkung von federnden Vorspannmitteln verlagerbar angeordnet ist, dadurch gekennzeichnet, daß zwischen jeder Druckscheibe (11 bzw. 12) und dem Reibscheibenpaket (9, 10) eine wärmeisolierende Zwischenscheibe (15 bzw. 16) angeordnet ist.

2. Differentialgetriebe nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, daß die verlagerbare Druckscheibe (12) über ein axiales Wälzlager (17) an einem zur Getriebedrehachse (13-13) zentrischen Nachstellring (18) abgestützt ist, der über Neigungsflächen (19, 20) mit einem korrespondierenden, gegenüber dem Differentialgetriebegehäuse (7) bewegungsfest angeordneten Nachstellring (21) unter der Wirkung der drehfedernden Vorspannmittel (14) zusammenarbeitet.

Die Erfindung bezieht sich auf Differentialgetriebe nach dem Oberbegriff von Patentanspruch 1.

Ein bekanntes Differentialgetriebe dieser Art (DE-OS 23 18 645, Fig. 3) wurde zu dem Zweck geschaffen, das Abtriebszahnrad unabhängig von der Sperrkupplung stets in der Stellung für den geometrisch richtigen Zahneingriff relativ zum Ausgleichszahnrad zu fixieren und ein gleichbleibendes Sperrmoment dadurch aufrechtzuerhalten, daß solche Vorspannmittel verwendet sind, deren Federkraft bei auftretendem Kupplungsverschleiß konstant bleibt.

Dagegen besteht die der Erfindung zugrundeliegende Aufgabe im wesentlichen darin, in einem Differentialgetriebe bei Ausgleichsbewegungen mit zunehmender Zeit eine zunehmende Sperrwirkung aufzubauen.

Ausgehend von einem Differentialgetriebe nach dem Oberbegriff von Patentanspruch 1 ist die erläuterte Aufgabe gemäß der Erfindung mit den kennzeichnenden Merkmalen von Patentanspruch 1 gelöst.

Während bei dem Differentialgetriebe nach der Erfindung die wärmeisolierenden Zwischenscheiben dazu verwendet sind, die Reibwärme im Reibscheibenpaket quasi zu speichern und dadurch bei letzterem eine Längenausdehnung zu erzielen, ist es bei Trommelbremsen bekannt (GB-PS 5 08 159), für den Reibbelag des Bremsschuhes eine wärmeisolierende Unterlage vorzusehen, um die Reibwärme ausschließlich über die durch Kühlrippen in ihrer der Außenluft ausgesetzten Oberfläche vergrößerte Bremsstrommel abzuführen.

Aus der DE-OS 30 22 951 ist ein gattungsfremdes Differentialgetriebe mit einer durch den Zahndruck über Nockenflächen betätigbaren Sperrkupplung bekannt, die durch eine in das Reibscheibenpaket eingesetzte

Tellerfeder unter Vorspannung gehalten ist.

Bei dem Differentialgetriebe nach der Erfindung kann die Sperrkupplung, die jedoch vom Zahndruck unabhängig ist, ebenfalls unter einer von federnden Mitteln herrührenden Vorspannung stehen. In diesem Fall sind die federnden Mittel aber dazu verwendet, das sich infolge des Abriebes der Reiblamellen bei der bewußten Erzeugung der Reibwärme vergrößern Kupplungsspiel durch Nachführen der verlagerbaren Druckscheibe zu beseitigen.

Einzelheiten und Vorteile der Erfindung ergeben sich aus den Patentansprüchen in Verbindung mit der nachfolgenden Beschreibung eines in der Zeichnung schematisch dargestellten Ausführungsbeispiels.

In der Zeichnung bedeutet

Fig. 1 einen die Getriebedrehachse enthaltenden axialen Teilschnitt durch ein Differentialgetriebe, bei dem lediglich die zum Verständnis erforderlichen wesentlichen Merkmale dargestellt sind,

Fig. 2 eine in die Zeichnungsebene abgewinkelte Ansicht nach Pfeilrichtung II auf die Nachstellringe des Differentialgetriebes von Fig. 1, und

Fig. 3 eine perspektivische Schnittdarstellung der Nachstellringe des Differentialgetriebes von Fig. 1.

Ein Differentialgetriebe 4 weist in der üblichen Weise ein aus zwei Gehäusehälften 22 und 23 zusammengesetztes Differentialgetriebegehäuse 7 auf, das mittels Wälzlageranordnungen 24, die auf Lagerhälsen 25 der Gehäusehälften 22 und 23 angeordnet sind, um eine Getriebedrehachse 13-13 drehbar in einem nicht mehr dargestellten Achsgehäuse eines Kraftfahrzeuges gelagert ist. Die Gehäusehälften 22 und 23 sind mit fluchtenden Durchgangsbohrungen 26 und 27 für nicht mehr dargestellte Befestigungsschrauben versehen, mittels derer die Gehäusehälften einerseits miteinander und andererseits mit einem Tellerrad fest verbunden sind, das in der üblichen Weise mit einem vom Wechselgetriebe des Kraftfahrzeuges her angetriebenen kegelförmigen Antriebsritzel kämmt. In der Gehäusehälfte 23 ist wenigstens ein Lagerbolzen 28 feststehend gehalten, an dem ein kegelförmiges Ausgleichszahnrad 6 drehbar gelagert ist, mit dem ein ebenfalls kegelförmiges Abtriebszahnrad 8 kämmt, das zentrisch und drehbar im Differentialgetriebegehäuse 7 gelagert und in der üblichen Weise über eine nicht gezeichnete Antriebshalbwelle mit einem Fahrzeugrad verbunden ist.

Zwischen den Gehäusehälften 22 und 23 ist eine zur Getriebedrehachse 13-13 zentrisch angeordnete ringförmige Druckscheibe 11 bewegungsfest eingespannt, an der das Abtriebszahnrad 8 mittels eines Schrägkugellagers 29 abgestützt ist.

Das Abtriebszahnrad 8 weist einen zylindrischen Abschnitt mit einer an dessen Außenumfang eingebrachten axialen Mitnahmeverzahnung 30 auf, in die Innenreibscheiben 10 einer Sperrkupplung 5 drehfest und axial verschiebbar eingreifen. Die Innenreibscheiben 10 arbeiten in der üblichen Weise mit Außenreibscheiben 9 zusammen, welche in eine innere axiale Mitnahmeverzahnung 31 der Gehäusehälfte 22 drehfest und axial verschiebbar eingreifen.

Zwischen der bewegungsfesten Druckscheibe 11 einerseits und dem Reibscheibenpaket 9, 10 andererseits ist eine zur Getriebedrehachse 13-13 zentrische ringförmige Zwischenscheibe 15 angeordnet, die aus einem druckfesten, wärmeisolierenden Werkstoff besteht.

Auf der anderen Seite des Reibscheibenpaketes 9, 10 ist eine weitere Druckscheibe 12 verwendet, welche drehfest und axial verschiebbar in die Mitnahmeverzahnung

nung 31 der Gehäusahälfte 22 eingreift. Zwischen dieser Druckscheibe 12 einerseits und dem Reibscheibenpaket 9, 10 andererseits ist ebenfalls eine ringförmige Zwischenscheibe 16 angeordnet, die zentrisch zur Getriebedrehachse 13-13 liegt und aus einem wärmeisolierenden Werkstoff besteht. 5

Die Druckscheibe 12 stützt sich über ein Axial-Nadel-lager 17 an einem Nachstellring 18 ab, der über korrespondierende Neigungsflächen 19, 20 mit einem weiteren Nachstellring 21 zusammenarbeitet, welcher sich an einer als Widerlager verwendeten Radialfläche 32 der Gehäusahälfte 22 abstützt. Die Nachstellringe 18, 21 sind in den Umfangsrichtungen der Getriebedrehachse 13-13 durch spangenartige Torsionsfedern 14 gegeneinander verspannt. Die Torsionsfedern 14 können unter einer Vorspannung stehen, die eine 10%ige Sperrwirkung ergibt. Durch die Ausgleichsbewegung des Ausgleichsrades 6 erfolgt eine Relativdrehung des Abtriebszahnades 8 gegenüber dem Differentialgetriebegehäuse 7 und somit der Innenreibscheiben 10 gegenüber den Außenreibscheiben 9, wodurch Reibungswärme entsteht, welche die Reibscheiben 9, 10 zum Ausdehnen veranlaßt. Die Reibscheiben sind aber so eingespannt, daß ihre Wärmedehnung behindert ist. Dadurch erhöht sich der Anpreßdruck auf die Reibscheiben 9, 10, was wiederum zu einer gesteigerten Wärmeentwicklung führt. Die Reibscheiben 9, 10 können von ihrem Gehäuse thermisch abgekoppelt werden, sie können auch einen größeren Temperatúrausdehnungskoeffizienten aufweisen; das Gehäuse kann von außen stärker gekühlt werden (z. B. durch Panschöl oder durch Wärmeabfuhr über das Tellerrad). Gegen Verschleiß arbeitet die Nachstellvorrichtung 18, 21. 25 30

Hierzu 1 Blatt Zeichnungen

35

40

45

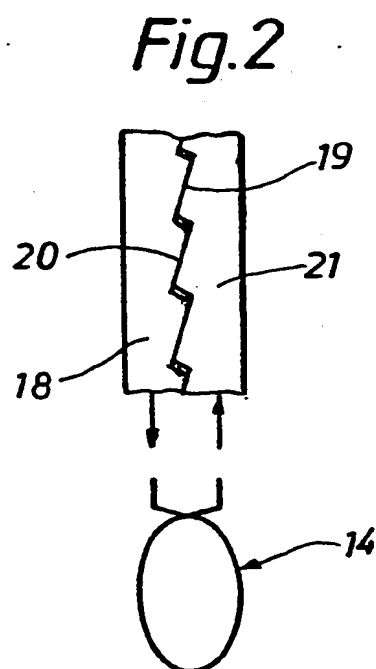
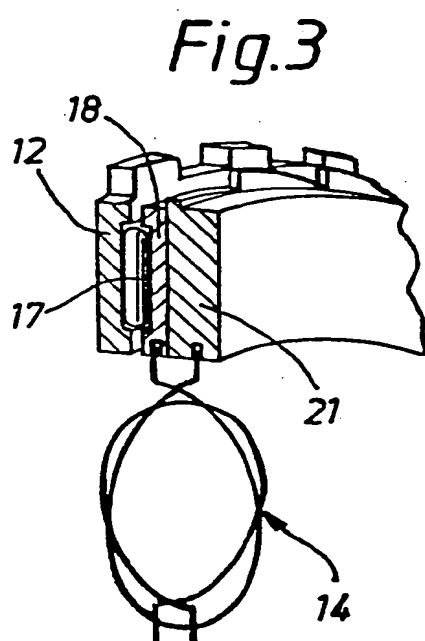
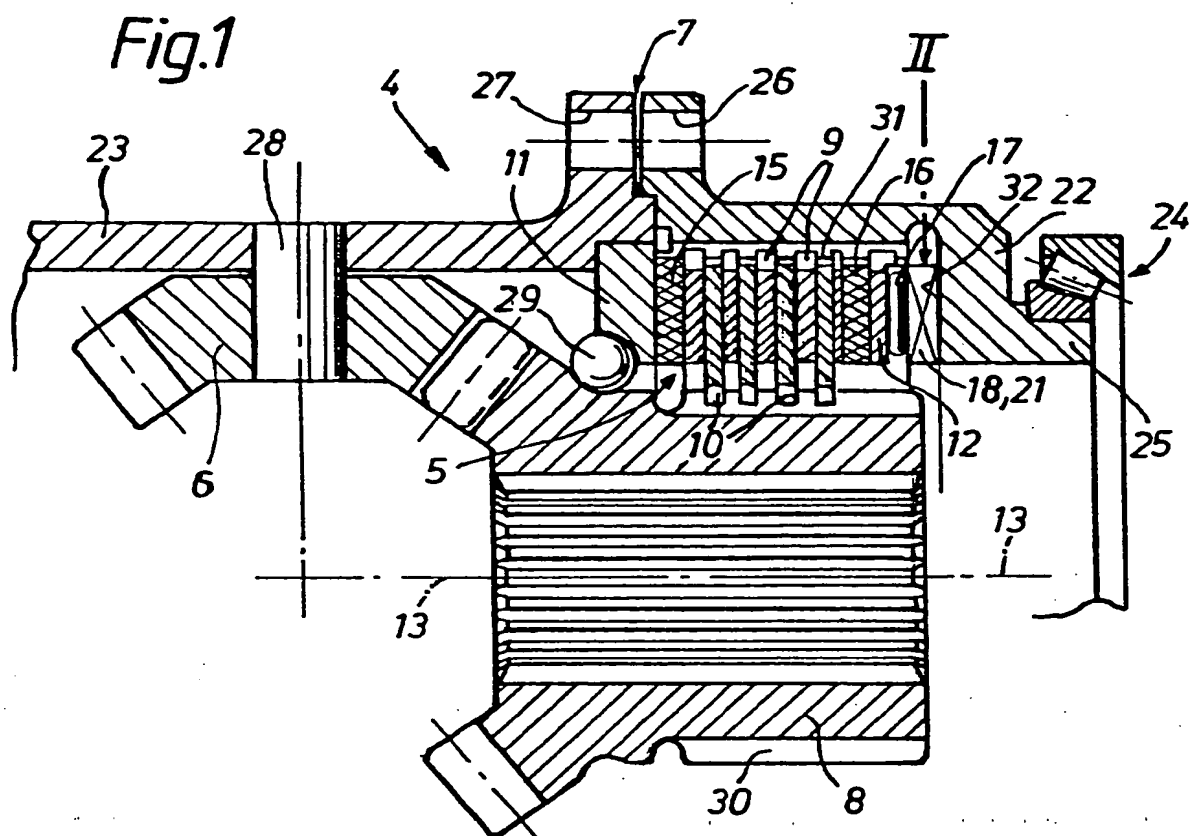
50

55

60

65

- Leerseite -



THIS PAGE BLANK (USPTO)